S48-4332

# 57) Scope of Patent

- 1. A slide valve operating mechanism for a drain trap wherein a valve shaft communicating with a drain opening is set within a trap basket, and valve seat openings are situated on both side surfaces of said valve shaft, and a swinging valve-support hardware loosely fitted with a slide valve body in a position to close the valve by clamping the valve seat openings from both sides is configured so that said valve support hardware moves up and down in correlation with the up-and-down movement of the float [valve].
- 2. A slide valve operating mechanism for a drain trap wherein a valve shaft communicating with a drain opening is set within a trap basket, and valve seat openings are situated on both side surfaces of said valve shaft, and on a ¬shaped swinging valve-support hardware which moves up and down in correlation with the up-and-down movement of the float [valve], in a position to close the valve by clamping the aforementioned valve seat openings from both sides, are drilled holes for loosely fitting slide valve bodies, and of the two valve body receptacle holes, one is [in the shape of] a slot such that aforementioned valve seat opening is opened each in turn.

(1) Int. Cl. F 16 t

F 16 k

53日本分類

66 A 611

19日本国特許庁

特

①特許出願公告

66 A 6 66 A 71

昭48 - 4332 許 公

❸公告 昭和48年(1973)2月7日

> 発明の数 2 (全4頁)

I

函ドレントラップに於ける弁機構

20)特 願 昭43-65062

昭43(1968)9月10日 23出 願

70発 明 者 出願人に同じ

⑪出 願 人 宮脇旋太郎

吹田市千里山西3の26の32

四代 理 人 弁理士 岩越重雄

## 図面の簡単な説明

図面は本発明弁機構の諸態様を例示するもので 第1図は上下作動弁に於ける開弁力説明用側面図、 第2図はスライド弁に於ける開弁力説明用の同図 第3図は仮に片側面にスライド弁を設けた弁機構 を備えたドレントラップの要部縫断側面図、第4 15 は大きくなつてドレン溜り室を形成するトラップ 図は第3図イーイ線磁断正面図、第5図は上記弁 機構の開弁時の要部縦断側面図、第6図は本発明 にかかる弁機構の要部横断(第5図のローロ線の 位置に相当)平面図、第7図は第6図のハーハ線 縦断要部正面図、第8図はその他の発明弁機構の 20 の一つである。フロート式ドレントラップの上記 弁筒の一部を切欠いた中央総断要部側面図、第9, 10,11図は第8図に示す機構の作動説明用の 第8図ニーニ線縦断要部正面図で各両弁座閉弁時、 片弁座開弁時、両弁座開弁時の順序を示すもので ある。

#### 発明の詳細な説明

本発明はドレントラップ、特にその中でもフロ ート式トラップに適して優れた機能を発揮する弁 機構に関するものである。近時フロート式スチー ドレン排出性能に優れた長所が有り更にドレン発 生量に見合つたレベルコントロール式ドレン排出 に適するのでその利用が顕著となつている。

然しながら弁に作用する流体圧により大きい弁 負荷が働くので、その開弁運動のエネルギーは大 35 めるのであるから、上記の開弁力Fは両滑動体が きくなり従つてフロートの有効浮力の増大を必要 とするのでトラップ筐体が大きくなることが欠点

で今後フロート式スチームトラップの課題は如何 にして上記の弁負荷を軽減させるかにかかわる。

本発明は上記の問題点をスライド弁機構の新規 な構成によつて解決せんとするものである。そも 5 そも第1図に示すような上下作動弁に於ける開弁 カFは周知のように、弁座開口面積をAとし弁上 に作用する単位流体圧を Psとすると、 A× Ps (以下弁負荷と呼ぶ)の値以上に上記のFの値が 大きくなつた場合に初めて前記の弁負荷に打克つ 10 て開弁作動を行い得るものである。

従つて弁座開口面積 Aを大きく取り、又単位流 体圧P sが大きい場合には所要開弁力Fは大きな 値となり、フロート式操作弁の場合はフロートの 浮上力が相当大きいことが必要となり、フロート 筐体の容量が大きくならざるを得なかつたのであ

これはフロート式ドレントラップが種々の利点 を有しながら従来比較的に使用されなかつた理由 の様な技術的問題点を解決する為に前記の上下作 動弁に代えて第2図に示すようなスライド弁を応 用すれば如何なる結果となるかを理論的に追求し て見る。この場合の横滑り開弁力を下とし、弁座 25 上に加える弁体の押圧力をNとするならば、前記 の場合同様に弁座開口面積A、弁上へ作用する単 位流体圧Psとして、N-A×Psである。

これは前記の弁構造の開弁力Fに相当する値で あることは明らかである。然るに滑り摩擦の場合 ムトラップは構造が簡単で製作費が安価であり、 30 相互摺動物体間の摩擦係数μは材質、仕上面状態 に従って一定であって、例えば軟鋼対軟鋼では、 μ = 0.3 5 乃至 0.4 である。

> 然して摩擦の原則として横押しの力下の値が摩 擦力μ×Νの値より大きくなつた場合に滑動し始 軟鋼 であると仮定しても摩擦力即ちこの場合の開 弁抵抗力は(0.35乃至0.4)×Nとなり前記の

上下作動弁の開弁の場合に対比してその開弁力 F' は遙かに小さくて済むことになる。

まして両滑動体が磨鋼とテフロンである場合に は摩擦系数 μ = 0.0 4 となるので開弁力 Fは更に 力によつて開弁作動が行なわれる事になり、従つ てフロートは最小限化し、フロートレバーも短く トラップ筐体も又容量の小さいもので良いことに なる。

本発明は上記の理論に立脚したものであるが、 10 に閉弁状態になる。 その作動態様を解説するために先ず仮に弁口を片 側面に備えた弁筒に対して該片側面上にスライド 弁を設けた場合を示す。第3、第4図、第5図に ついて詳細に説明する。1はトラップ筐体、2は カバー、3はそのドレン入口、4はドレン出口、15 5は弁筒、6はそのドレン流通孔、7は該弁筒の 片側面に穿設した弁座開口、8は該弁筒の上記弁 座開口側片側面に設けた弁摺動面、9は上記弁筒 5の一部に植設した可なり太径になし得るピン、 10は該ピンを中心に上下に廻動する揺動弁板で、20 作上好ましくない現象であつて、発生ドレンに見 その先端部には上記弁筒5の先端に突設した突起 11に係合する揺動下限突起12と揺動上限突起 13を備える。14は上記の揺動弁板10の側面 の一部に上記の弁座開口7を閉塞する位置に突設 したスライド弁体、15は上記揺動弁板10の先 25 ートの浮上力でも充分に弁面積の大きなスライド 端に取付けた球形のフロートである。

上記の様に組んだ場合作動を説明するに第3図、 第4図に示すように トラップ筐体 1内にドレンの 帝 留量が少い時はフロート 15が降下して、揺動 弁板10はその下限突起12が弁筒5の先端の突 30 は弁座開口7を備える弁摺動面8に対してスライ 起11に当り下限位置を保持されて居るから、揺 動弁板10に突設した上記のスライド弁体14は 弁座開口了を閉塞する位置 に維持されてトラップ 筐体1の内圧によつて該弁座開口7に密圧される から、閉弁状態となつてドレンや蒸気の排出はな 35 と弁座開口 7の密圧関係に緩みが生じて閉弁状態

次にドレンの滞溜が増加し、その水面が弁座開 ロ7の高さより上昇して行くと第5図に示すよう にフロート 15は浮上運動を始めるので上記揺動 スライド弁体 1 4は前記の理論によつて僅少なス ライド開弁力F'の働きでも、弁摺動面 8と該スラ イド弁体1 4との間の摩擦力に打克つて開弁し、 その開度はトラップへのドレンの流入量に見合つ た値に保たれてドレンは連続的に排出されるので

ドレン流入量が多くなればフロートの上動につ れてスライド弁体14は更に上昇し弁座開口 7が 上記の 1/1 程度に減少し、結局極めて微少な開弁 5 完全に開弁状態となつて最大排水性能を示し前記 の揺動上限突起13によつてその状態を維持しス ライド弁体14が弁筒5から外れることがない。

> 内部ドレンの排出によつてドレン滞溜量が減少 するとフロート15は降下し、再び第3図のよう

このような弁機構ではドレン流入量に見合つた 弁開度が保たれて連続的にドレンを排出する点に 第1図に示す上下作動弁とその作動性能上に大き い差異がある。

この事実は大容量ドレン処理を必要とする蒸気 装置のトラップとしては極めて重要な技術的ポイ ントで、装置で発生するドレンは連続的であるの に従来技術による通常のトラップは間歇排出であ る為、圧力、温度に変動を生じる。これは装置繰 合つた連続排出を可能とすれば、上述の問題点が 解決され、装置操業上の効率向上に資する所が大 きいのである。

本発明弁機構は前述の理論に従つて小型 のフロ 弁を開弁出来るのでトラップ筐体 も小型になり開 閉弁作動は極めて確実であるから♪ラップは排出 性能の優れたものとなるのである。

前記のように片側面だけに組んだ弁機構に於て ド弁体 1 4は流体圧 Psによつて押圧され密着閉 弁するものであつたから、フロート15の昇降運 動中にドレン水位の脈動によつてフロート15に 横振れが生じた場合には、上記のスライド弁体14 に不調が生じ実用性ある弁機構とすることは出来 ない。

本発明は前記のスライド弁作動を確実 に行い得 る弁機構で次の様な構造を備えて居る。即ち前記 弁板10も同様上向きに廻動し、これに突設した 40 の揺動弁板10に代えて、先端には同様にフロー ト15を備え第6図に示すようにコ字形の揺動弁 受金物 16をもつて、上記の弁筒5を挾むように 該弁筒5にピン9に間隔管9を介装して廻動自在 に支持し、弁筒5にはその両側面に弁座開口7,

5

7/並に弁褶動面 8 , 8/を設け、上記揺動弁受金物 16に穿設した弁体保持孔17.1 7にスライド 弁体18,18′を遊飯して弁座開口7,7′を開閉 するように構成したものである。その各個のスラ イト弁体18,180の開閉弁作動は上記の弁機構 5 る 僅少な有効浮力の利用に比して大きい力が利用 と同様で、これを弁筒5の両側面にて行うことに なる。

本発明弁機構によるとフロート15の横振れに より揺動弁受金物16が横振れした場合にもスラ 内にゆるやかに嵌合されているので内圧によつて スライド弁体 1 8′, 1 8 が両側の弁座開口 7′. 7 に対して押圧密着する状態は何等の変化なく、ド レントラップ作動が安定する利点が有り、更に弁 座開口7′,7が両側に設けられるのでドレン排出 15 性能も増大する。

横押開弁力Pは前記の理論に従つて僅少ではあ るが、上記の発明弁機構では両側の弁座開口7′、7 を同時に開弁するのであるから、開弁時の摩擦抵 7', 7の開弁時機をズラせて、先ず一方の開弁を 終えてから続いて次の開弁を行う様に構成すれば フロート浮上力による極く小さい開弁力によつて 2個の開弁を各別に順次に行なえることになり誠 に有利である。

第8図に示す発明弁機構は上記の揺動弁受金物 16に於て片方の弁体保持孔17を溝孔としたも のである。第9図の様に両方ともに閉弁時にはス ライド弁体18,18/にて密閉されているが、フ ロート15が上昇し初めると第10図の如くスラ 30 2 トラップ筐体内にドレン出口に連通して設け イト弁体 1 8′の方は 構孔 1 7′内の遊 隙間で停止状 態に残つて閉弁状態を維持し、スライド弁体18 のみが開弁している。

更にフロート15が浮上すると第11図の如く 時機をズラせて弁座開口でを開弁する。即ち片方 の弁座開口了を開弁するだけの力を働かせ得るフ ロート機構を設ければ次々と2個の開弁が出来、 僅少なフロートの有効浮力( ドレン水位にもとづ くフロートの排水重量からフロートの空中重量を 40 滅じた値)をその全ストロークの間に於て有効に 利用することが出来る。又閉弁作動時には弁座開

ロイ・7を同時に閉塞しなくてはならないが、こ の場合にはフロートの有効重量(フロート空中重 量からドレン水位にもとづくフロートの排水重量 を減じた値)を利用するから、上記開弁時に於け 出来ることとなつて排出性能の良好なドレントラ ップになるので前記の理由から設計上談に有利に なるのである。

以上詳記した中で弁の揺動体の作動源はすべて イド弁体 1 8', 1 8 は上記の弁体保持孔 17', 17 10 フロートとして説明したが、フロートのみに留ら ずドレン状態にて作動するバケツト、サーモスタ ツクエレメント等を必要に応じて同様に該作動源 として利用出来る事は当該技術水準で充分考えら れる所である。

斯の如く本発明によればドレントラップ排水弁 機構としてスライド弁を適正に利用し、大容量の ドレン処理に適した連続排水作動を行い得る、然 も構造簡単、可動部分は僅少で、揺動体である揺 動弁受金物16は可なり太い径に採用し得るピン 抗も当然 2倍となる訳である。今もしも弁座開口 20 9を揺動の中心とするので磨耗等による作動上の 変調や狂いのない耐久的で小型低価格のトラップ を提供出来るのである。

### 砂特許請求 の範囲

1 トラップ筐体内にドレン出口に連通して設け 25 た弁筒の両側面に弁座開口を設け、これを両側よ り挾んで閉弁する位置にスライド弁体を遊嵌した 揺動弁受金物をフロートの昇降運動に連動して上 下作動させるように構成したドレントラップに於 ける弁機構。

た弁筒の両側面に弁座開口を設け、フロートの昇 降運動に連動して上下作動するコ字形の揺動弁受 金物の上記の弁座開口を両側より挟んで閉弁する 位置にスライド弁体を遊転すべく穿設した両弁体 スライト弁体18%。 構孔17%によつて上昇し開弁 35 保持孔の内の片方を構孔として、上記弁座開口を 各別に順次開弁するように構成したド レントラッ プに於ける弁機構。

69引用文献

公 昭13-15767

# BEST AVAILABLE COPY

(4)

特公 昭48-4332

